Pumping system for fuel injection appts.

Patent number:

FR2722840

Publication date:

1996-01-26

Inventor:

PETIT RENE

Applicant:

DOMINE SA (FR)

Classification:

- international:

F04B9/113; F04B11/00; F04B15/02; F04B9/00;

F04B11/00; F04B15/00; (IPC1-7): F04B11/00; F03C1/16

- european:

F04B9/113; F04B11/00P2; F04B15/02

Application number: FR19940009111 19940722 Priority number(s): FR19940009111 19940722

Report a data error here

Abstract of FR2722840

The pumping system has two piston-type injection pumps (1a,1b) actuated by two cylinders (3a,3b) driven by hydraulic fluid under pressure. Each piston (7a,7b) of the injection pump is rigidly coupled to the piston (13a,13b) of the associated cylinder. This piston divides the hydraulic cylinder into an inlet chamber and a return chamber into which fluid is admitted in the sense to force down the associated pump. End-of-travel detectors (Ga,Gb) sense the end of travel of the pistons of the hydraulic cylinders. The detectors control valves (39,55) so the cylinder pistons move in the inverse sense to drive the pump to pre-compress fluid drawn in by the pump, and to maintain this pressure till the fluid is required.

Data supplied from the esp@cenet database - Worldwide

THIS PAGE DEFOUGE

RÉPUBLIQUE FRANÇAISE

INSTITUT NATIONAL DE LA PROPRIÉTÉ INDUSTRIELLE

PARIS

(11) N° de publication :

(à n'utiliser que pour les commandes de reproduction)

(21) N° d'enregistrement national :

94 09111

(51) Int Cl6: F 04 B 11/00, F 03 C 1/16

(12)

DEMANDE DE BREVET D'INVENTION

Α1

(22) Date de dépôt : 22.07.94.

(30) Priorité :

(71) Demandeur(s) : DOMINE SA SOCIETE ANONYME

(43) Date de la mise à disposition du public de la demande: 26.01.96 Bulletin 96/04.

(56) Liste des documents cités dans le rapport de recherche préliminaire : Se reporter à la fin du présent fascicule.

60 Références à d'autres documents nationaux apparentés : DIVISION DEMANDEE LE 01/08/94 BENEFICIANT DE LA DATE DE DEPOT DU 22/02/94 DE LA DEMANDE INITIALE NO 94 02006 (ARTICLE L.612-4) DU CODE DE LA PROPRIETE INTELLECTUELLÉ

(72) inventeur(s) : PETIT RENE.

(73) Titulaire(s) :

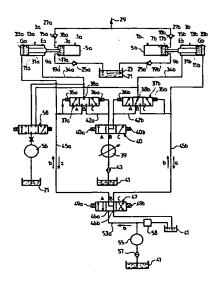
(74) Mandataire : CABINET BRUDER.

(54) DISPOSITIF DE POMPAGE POUR PRESSE D'INJECTION.

La présente invention concerne un dispositif de pompage pour presse d'injection comportant deux pompes d'in-

jection à piston (1a, 1b) respectivement commandées par deux vérins hydrauliques (3a, 3b).

Ce dispositif de pompage est caractérisé en ce qu'il comprend des premiers (39) et seconds moyens (55) d'alimentation de la compagne de la tation en fluide hydraulique sous pression et en ce que chaque vérin (3a, 3b) est respectivement alimenté par les premiers et seconds moyens d'alimentation (39) pour déplacer son piston (13a, 13b) dans le sens du refoulement et de l'aspiration de la pompe (1a, 1b) associée, et il com-prend des moyens de commande contrôlant lesdits pre-miers (39) et seconds moyens (55) d'alimentation en fluide butterille de l'aspiration de (32) de (3 hydraulique sous pression des vérins (3a, 3b) de façon à assurer une précompression du produit (23) une fois celuici aspiré, jusqu'à une valeur de pression voisine de la pression à laquelle sera effectué le refoulement dudit produit (23).





....

THE REPORT OF THE PARTY OF THE

La présente invention concerne un dispositif de pompage pour presses d'injection alternatives à deux pistons, destiné à distribuer un fluide avec une pression, ou un débit, continu ou quasi-continu.

1

d'injection ou presses, pompes, Habituellement les constituées d'un cylindre piston sont alternatives à l'intérieur duquel se déplace un piston qui, suivant son sens de déplacement, aspire puis refoule successivement un produit liquide à distribuer. A cet effet la partie avant du piston délimite une chambre fermée qui est pourvue de deux orifices occultables, au moyen par exemple de clapets, l'un de ces orifices étant réuni à un réservoir contenant le liquide à distribuer, et l'autre orifice étant réuni à la canalisation dans laquelle on souhaite distribuer ledit liquide.

Le débit de liquide fourni par de telles presses d'injection alternatives n'est pas régulier, puisqu'il existe un temps mort à la fin de chacune des courses d'aspiration et de refoulement. De façon à améliorer la régularité du débit et de la pression du liquide fourni par les presses d'injection de ce type, on a proposé de réaliser des presses constituées de deux pompes dont les pistons sont associés deux à deux, de façon que l'un des pistons se trouve en phase d'aspiration lorsque l'autre piston se trouve en phase de refoulement et vice versa.

Si un tel agencement améliore la régularité du débit du liquide, il n'empêche cependant pas une interruption de celuici lorsque les pistons arrivent en fin de course, si bien que l'utilisation de ce type de presse d'injection est exclue pour toutes les applications imposant un débit et une pression

5

10

15

20

The The Case

は、 一番

· ...

particulièrement réguliers, telles que par exemple les injections de coulis de ciment dans des sols.

L'irrégularité du débit et de la pression fournis par de telles presses provient également du système d'entraînement de celles-ci. En effet, dans le cas d'une commande par un système de bielle manivelle, on comprend que le déplacement du piston n'est pas constant puisqu'il suit une loi de mouvement de type sinusoïdal.

Afin d'éviter l'interruption de débit de ces presses d'injection, on a proposé de décaler dans le temps le moment où chacun des pistons des deux pompes arrive au point mort de fin de course, si bien qu'à aucun moment le débit du liquide fourni par la presse ne devient nul. Cependant, dans la pratique, on a constaté qu'il était quasiment impossible de maintenir les pompes dans un état de synchronisme suffisant pour que la presse fournisse un débit et une pression de fluide réguliers.

Par ailleurs de telles presses ne permettent pas de fournir une variation continue et progressive du débit de liquide, puisque cette modification de débit est habituellement obtenue par le biais d'interventions mécaniques telle que, par exemple, le remplacement d'une pompe d'une certaine section par une autre pompe de section différente.

La présente invention a pour but de proposer un dispositif de pompage du type précité qui remédie aux inconvénients précédemment mentionnés en permettant d'assurer un débit et une pression réguliers du fluide à distribuer.

La présente invention a ainsi pour objet un dispositif de pompage pour presse d'injection comportant deux pompes d'injection à piston respectivement commandées par deux vérins

5

10

15

20

9.6 4.8. . . r.

The second secon

1、1000年中,中国通常中国人的强烈,持有一篇的形态中,是自己接着人的一种情,由的一篇相互的人是是一种

actionnés par un fluide hydraulique sous pression, dans lequel chaque piston de chaque pompe d'injection est solidaire d'un piston d'un vérin associé, ce piston séparant le corps de ce vérin en deux chambres, à savoir une première chambre, fluide admet 1e laquelle on chambre d'aspiration, dans dans le sens de piston déplacer le pour hydraulique l'aspiration de la pompe associée, et une seconde chambre, ou chambre de refoulement, dans laquelle on admet le fluide sens du hydraulique pour déplacer le piston le dans refoulement de la pompe associée, caractérisé en ce que:

- il comprend des premiers et seconds moyens d'alimentation en fluide hydraulique sous pression,
- chaque vérin est alimenté par les premiers moyens d'alimentation pour déplacer son piston dans le sens du refoulement de la pompe associée, et par les seconds moyens d'alimentation pour déplacer son piston dans le sens de l'aspiration de la pompe associée,
- il comprend au moins des moyens capteurs aptes à détecter la fin de course de refoulement de chacun des pistons des vérins,
- il comprend des moyens de commande contrôlant lesdits premiers et seconds moyens d'alimentation en fluide hydraulique sous pression des vérins de façon que :
- une fois sa course d'aspiration terminée, chaque piston de vérin se déplace en sens inverse pour entraîner la pompe associée de façon à effectuer une précompression du produit aspiré par cette pompe, jusqu'à une valeur de pression voisine de la pression à laquelle sera effectué le refoulement dudit produit, et à maintenir cette pression jusqu'à la

5

10

15

20

réception d'un ordre de mise en phase de refoulement de ladite pompe,

- en fin de course de refoulement, le passage du piston de vérin commandant celui-ci, au voisinage du capteur de fin de course de refoulement déclenche l'étape de refoulement de l'autre piston hydraulique.

La présente invention a également pour objet un distributeur hydraulique pour dispositif de pompage comportant au moins deux voies de sortie et un tiroir alimenté en fluide hydraulique, monté coulissant par rapport aux deux voies de sortie de façon à mettre progressivement chacune de celles-ci en communication avec le fluide hydraulique délivré par le tiroir, caractérisé en ce que les flans latéraux du tiroir sont inclinés vers l'intérieur par rapport à la surface de coulissement.

On décrira ci-après, à titre d'exemple non limitatif, une forme d'exécution de la présente invention, en référence au dessin annexé sur lequel :

- la figure 1 est une vue schématique d'un dispositif de pompage pour presse alternative à deux pistons suivant l'invention.
 - la figure 2 est un graphique représentant la position de chacun des pistons de la pompe en fonction du temps.
- les figures 3a et 3b sont des vues schématiques partielles d'un distributeur de fluide mis en oeuvre dans les dispositifs de l'état antérieur de la technique.
- les figures 3c et 3d sont des vues schématiques partielles d'un distributeur de fluide mis en oeuvre dans le dispositif suivant l'invention.

5

10

15

20

1

- la figure 3e est une vue de détail à plus grande échelle d'une variante de mise en oeuvre du distributeur représenté sur les figures 3c et 3d.

La presse d'injection suivant l'invention, représentée sur la figure 1, se compose de deux pompes la et 1b commandées par deux vérins hydrauliques respectifs 3a,3b. Chacune des pompes la, lb est constituée d'un corps 5a,5b à l'intérieur duquel est monté coulissant, de façon étanche, un piston 7a,7b dont le mouvement est commandé par une tige de piston 9a,9b qui est actionnée par le vérin 3a,3b. A cet effet, le vérin 3a,3b comporte un corps de vérin lla, llb à l'intérieur duquel est piston façon étanche, un coulissant, de comportant une tige de piston 15a,15b, dont l'extrémité externe est solidaire de l'extrémité externe correspondante de la tige de piston 9a, 9b de la pompe 1a, 1b. Chaque pompe 1a, 1b comporte une chambre de travail 17a,17b qui est en communication, par une canalisation 19a,19b, avec un réservoir 21 contenant le liquide 23 que l'on souhaite distribuer, et qui est dans le cas présent un coulis de ciment, avec interposition d'un clapet autorisant le passage du liquide 23 anti-retour 25a,25b, uniquement du réservoir 21 vers la chambre de travail 17a,17b. également en 17a,17b, est travail de chambre Cette avec 18a, 18b, canalisation communication, une par canalisation d'utilisation 29, c'est-à-dire une canalisation dans laquelle on souhaite envoyer le liquide à distribuer, avec 27a,27b, interposition d'un clapet anti-retour autorisant le passage du liquide 23 uniquement de la chambre de travail 17a,17b vers la canalisation 29.

Le corps 11a,11b de chacun des vérins de commande 3a,3b

5

10

15

20

The second second

est séparé en deux chambres étanches par le piston 13a,13b, à savoir une chambre de refoulement 31a,31b, située sur une partie, dite partie "avant", du vérin 3a,3b et une chambre d'aspiration 33a,33b située sur l'autre partie, dite partie "arrière", du vérin 3a,3b. Chaque chambre d'aspiration 33a,33b est en communication, par une canalisation 45a,45b avec un électrodistributeur 47. Chacune des chambres de refoulement 31a,31b est réunie, par une canalisation 34a,34b à la sortie 38a, 38b d'un distributeur hydraulique 37a,37b à trois positions dont le fonctionnement sera décrit ci-après.

Le dispositif suivant l'invention comprend une première pompe 39, qui est en communication avec une réserve de fluide hydraulique 41, par l'intermédiaire d'un filtre 43. La pompe 39 est une pompe hydraulique à débit et pression de fluide variable et réglable, ce qui permet de régler la vitesse de déplacement des pistons 13a et 13b ainsi qu'exposé ci-après, de la vitesse d'injection du produit à à contrôler distribuer 23. Le fluide hydraulique, en sortie de la pompe 39 est dirigé vers un électrodistributeur 40 à centre ouvert qui, deux distributeurs alimente respectivement les hydrauliques 37a, 37b. Les distributeurs hydrauliques 37a, 37b sont pourvus de deux éléments de commande 35a,36a et 35b,36b respectivement qui permettent de leur faire occuper trois configurations différentes, à savoir de première part, une configuration A, lorsque les éléments de commande 35a,35b sont 34a,34b les canalisations laquelle activés, dans respectivement en communication avec les canalisations 45a,45b, de seconde part une configuration C, lorsque les éléments de commande 36a, 36b sont activés, dans laquelle les canalisations

5

10

15

20

TO SERVICE SER

avec des communication respectivement en 34a,34b sont canalisations 42a,42b reliées à deux sorties respectives de part, une troisième et, de 40 l'électrodistibution configuration B, lorsque les éléments de commande ne sont pas activés, dans laquelle les canalisations 34a,34b sont réunies à rien.

L'électrodistributeur 40 est un électrodistributeur à deux positions et est dit "à centre ouvert", c'est-à-dire qu'il ne possède aucune position dans laquelle le passage du fluide hydraulique est complètement bloqué. On a respectivement représenté, sous forme schématique, sur les figures 3a et 3b d'une part et 3c et 3d d'autre part, un électrodistributeur à centre ouvert suivant l'état antérieur de la technique et un électrodistributeur à centre ouvert progressif suivant l'invention, en position d'admission sur une voie seule et sur les deux voies.

Chacun des électrodistributeurs représentés sur ces figures comporte une voie 22 et une voie 24 destinées à être successivement alimentées en fluide hydraulique sous contrôle d'un tiroir mobile 26 qui reçoit d'une pompe, telle que la pompe 39, un flux hydraulique de débit réglable.

Sur les figures 3a et 3b les flancs latéraux 46 du tiroir 26 sont sensiblement perpendiculaires à la surface de coulissement de celui-ci, si bien qu'un faible déplacement <u>d</u> du tiroir 26 en direction de l'autre voie 22 a pour effet de provoquer une brusque variation de perte de charge et de débit dans ladite voie 22. Par contre, dans le distributeur à centre ouvert progressif suivant l'invention, représenté sur les figures 3c et 3d, les flancs latéraux 48 du tiroir 26 sont

5

10

15

20

1.00

· 1000 中国中国中国 - 新公子公司公子公司中国中国中国中国

学院 | 1987年 | 1987年 | 1988年 |

l'intérieur par rapport à la surface inclinés vers coulissement et forment un angle \underline{a} avec celle-ci, si bien qu'un même déplacement d du tiroir provoque, en début et fin de course, une perte de charge et donc une variation de débit très progressive en fonction de l'angle a des flancs latéraux 48. Dans les exemples décrits ici, cet angle <u>a</u> est de l'ordre de 3° d'autre valeurs peuvent également être choisies fonction des applications envisagées. On peut également, comme représenté sur la figure 3e, faire appel à des profils 48° que linéaires, permettant d'affiner caractère le progressif du débit et de la perte de charge créée.

Les essais effectués par la demanderesse ont établi que les distributeurs de ce type permettent d'obtenir une commande particulièrement progressive et sans à-coup des vérins, et donc du débit de produit délivré 23.

L'électrodistributeur 40 est pourvu de deux bobinages de commande, respectivement 40a et 40b qui permettent de le mettre dans trois configurations différentes à savoir : de première part, lorsque le bobinage 40a est alimenté, une configuration A, dans laquelle on autorise la circulation du pompe 39 fluide hydraulique provenant de la canalisation 42a alimentant la commande hydraulique 36a du distributeur 37a et dans la canalisation 42a, de seconde part, lorsque le bobinage 40b est alimenté, une configuration C dans laquelle, on autorise la circulation du fluide hydraulique provenant de la pompe 39 dans la canalisation 42b alimentant la commande hydraulique 36b du distributeur 37b et dans part, lorsque troisième de canalisation 42b et, l'électrodistibuteur est au repos, une configuration B, qui est

10

15

20

A Share the second of the seco

une configuration transitoire et dans laquelle, on assure la communication des canalisations 42a et 42b avec la pompe 39.

Chacune des chambres d'aspiration 33a,33b des vérins hydrauliques 3a,3b est reliée, par la canalisation 45a,45b, à l'électrodistributeur commun à centre ouvert 47. Le dispositif comprend par ailleurs une seconde pompe hydraulique, ou pompe d'aspiration 55, à débit fixe, aspirant le fluide hydraulique hydraulique 41, par dans la réserve de fluide l'intermédiaire d'un filtre 57, pour l'envoyer, une pression P2, à une entrée 46a de l'électrodistributeur 47, par une canalisation 53a. L'électrodistributeur 47 est pourvu de deux bobinages de commande, respectivement 49a et 49b, qui permettent de le mettre dans trois configurations différentes à : de première part, lorsque le bobinage alimenté, une configuration A dans laquelle on autorise la fluide hydraulique dans les canalisations circulation du respectives 45a,45b, dans le sens des flèches <u>b</u>, de seconde part, lorsque le bobinage 49b est alimenté, une configuration C dans laquelle l'électrodistributeur 47 autorise la circulation canalisations respectives du fluide hydraulique dans les 45a,45b, dans le sens des flèches <u>a</u>, et de troisième part, lorsque l'électrodistributeur 47 est au repos, c'est-à-dire lorsque ses bobinages 49a et 49b ne sont pas alimentés, une configuration B dans laquelle on assure la communication entreelles des canalisations 45a,45b, et de la réserve de fluide hydraulique 41.

Chacun des vérins 3a,3b comporte deux détecteurs, à savoir un détecteur de fin de course d'aspiration Ea, Eb, et un détecteur de fin de course de refoulement Ga,Gb. Ces détecteurs

5

10

15

20

The state of the state of

京田 無清 せい

۲. ٤٠,٠

qui peuvent être, par exemple, constitués de détecteurs de proximité électroniques, font partie d'un dispositif de commande électrique de ce dispositif.

On a représenté sur la figure 2 la course <u>l</u> de chacun des pistons 13a, 13b des vérins hydrauliques la, 1b en fonction du temps, dans le cas d'un fonctionnement sous grand débit.

On exposera ci-après le fonctionnement du dispositif suivant l'invention en regard des figures jointes. On prendra pour position de départ, une position dans laquelle le piston 13a du vérin 3a est en fin de course de refoulement (point O de la figure 2), le piston 13b du vérin 3b ayant alors commencé son cycle de refoulement (Point N de la figure 2).

conditions, l'enroulement 49a de ces l'électrodistributeur 47 est excité si bien qu'il est dans la configuration A et que le fluide hydraulique peut, à partir de la pompe 55, s'écouler vers la chambre d'aspiration 33a du dans le sens de la flèche b, vérin hydraulique 3a, traversant, par la canalisation 53a, l'électrodistributeur 47 et la canalisation 45a. Sous l'action du fluide hydraulique, la commande 35a du distributeur 37a est activée, si bien que celui-ci est mis dans la configuration A ce qui permet la circulation du fluide hydraulique entre sa sortie 38a et la canalisation 45a. Le fluide hydraulique est ainsi admis à la fois dans la chambre d'aspiration 33a et dans la chambre de refoulement 31a, si bien que, en raison de la surface plus importante du piston 13a dans la chambre d'aspiration 33a, celui-ci est repoussé dans le sens de l'aspiration (sur la droite sur la figure 1), et le fluide hydraulique contenu dans la chambre de refoulement 31a est refoulé dans le circuit en

5

10

15

20

THE REPORT OF THE PARTY OF THE

traversant le distributeur 37a vers la canalisation 45a. Le piston 7a de la pompe la est donc entraîné dans le sens de l'aspiration (sur la droite, sur la figure 1), et le produit liquide 23 à distribuer, contenu dans le réservoir 21, est admis par la canalisation 19a, au travers du clapet 25a, dans la chambre d'aspiration 17a de la pompe la. Cette phase correspond à la ligne OEa, de la figure 2.

A l'instant O, comme montré sur la figure 2, le piston 13b du vérin hydraulique 3b a commencé quant à lui sa phase de refoulement, et il va continuer celle-ci jusqu'au temps tQb, ce qui représente la portion NtQb de la courbe de la figure 2. Pour ce faire, le bobinage 40b de l'électrodistributeur 40 est excité, si bien qu'il se met dans la configuration C ce qui permet au fluide hydraulique provenant de la pompe 39 d'être envoyé sous une pression Pl, vers la commande hydraulique 36b dans dernier met ce 37b, ce qui distributeur du configuration A et permet ainsi au fluide hydraulique d'être admis dans la chambre de compression 31b du vérin hydraulique 3b, et de repousser son piston 13b, et donc le piston 5b de la pompe 1b, si bien que celle-ci refoule ainsi le produit 23 à distribuer au travers du clapet 27b, vers la canalisation 29.

Les moyens électroniques de commande, qui pourront être aussi bien des systèmes en tout ou rien que des systèmes à commande progressive, et notamment des microprocesseurs et/ou des microcontroleurs, sont tels que dès que le capteur de fin de course d'aspiration Ea du vérin 3a détecte la fin de course ils laissent s'écouler un temps Dt, de l'ordre de quelques dixièmes de seconde, permettant la stabilisation du système, puis, après cette phase de stabilisation, ils commandent la

5

10

15

20

の一般の関係を対して、

A SALES OF THE SALES OF THE SALES

sollicitation du piston 13a, dans le sens du refoulement, par l'injection d'un fluide hydraulique issu d'une troisième pompe, 56, au travers précompression dite pompe électrodistributeur 58. Le fluide hydraulique envoyé par pompe de précompression 56 sollicite le piston 13a du vérin 3a de façon à exercer sur le piston 7a de la pompe 5a un effort réalisant une précompression du produit aspiré, de façon à l'amener à un niveau de pression identique à ce qu'il sera au cours de la phase de refoulement. La pompe de précompression 56 est apte à maintenir un niveau de précompression P3 et un débit de fluide hydraulique jusqu'à ce que le piston 13a du vérin de commencer sa phase hydraulique 3a reçoive l'ordre refoulement.

du régularité améliore la disposition Cette fonctionnement de la presse en évitant la chute de pression qui se produit habituellement après la phase d'aspiration. Grâce au dispositif mis en oeuvre dans la présente invention, dès que le vérin hydraulique a reçu l'ordre d'effectuer le refoulement il est en mesure, immédiatement, de réaliser celuiqu'il existe un temps mort entre l'instant réception de l'ordre et l'instant où la pression de refoulement atteint la valeur souhaitée. Les défauts de régularité qui se manifestent habituellement en début de phase de refoulement sont ainsi évités. Le dispositif peut comprendre des moyens de temporisation réglables permettant de contrôler et de limiter dans le temps la durée de cette précompression en fonction des caractéristiques mécaniques de l'installation et des débits fournis.

Comme représenté sur la figure 2, le début de la phase

5

10

15

20

de refoulement du piston 13a est déclenché, à un instant tGb, correspondant à l'instant où le piston 13b de l'autre vérin hydraulique 3b passe devant son détecteur de fin de course de refoulement Gb.

De cette façon, lorsque le piston 13b arrive en fin de course de refoulement, à l'instant tQb, le piston 13a a déjà amorcé sa phase de refoulement. A l'instant tQb le système de 49b de bobinage alimente le dispositif du commande l'électrodistributeur 47, si bien que celui-ci se trouve en configuration C et que la pompe 55 envoie le fluide hydraulique dans la canalisation 45b, dans le sens de la flèche b, pour arriver dans la chambre d'aspiration 33b du vérin 3b repousser son piston 13b dans le sens de l'aspiration. Le cycle comme exposé symétrique, façon de ainsi, poursuit précédemment.

5

10

沙州 門情中 丁

REVENDICATIONS

- Dispositif de pompage pour presse d'injection 1. piston (1a, 1b) d'injection à deux pompes comportant respectivement commandées par deux vérins (3a,3b) actionnés par un fluide hydraulique sous pression, dans lequel chaque piston (7a,7b) de chaque pompe d'injection (1a,1b) est solidaire d'un piston (3a,3b), ce d'un vérin associé (13a,13b) piston séparant le corps (11a,11b) de ce vérin en deux chambres, à savoir une première chambre, ou chambre d'aspiration (33a,33b), dans laquelle on admet le fluide hydraulique pour déplacer le piston (13a,13b) dans le sens de l'aspiration de la pompe et une seconde chambre, ou chambre de associée (la, lb), dans laquelle on admet refoulement (31a, 31b), hydraulique pour déplacer le piston (13a,13b) dans le sens du refoulement de la pompe associée (la, lb), caractérisé en ce que:
 - il comprend des premiers (39) et seconds moyens (55) d'alimentation en fluide hydraulique sous pression,
- chaque vérin (3a,3b) est alimenté par les premiers moyens d'alimentation (39) pour déplacer son piston (13a,13b) dans le sens du refoulement de la pompe (1a,1b) associée, et par les seconds moyens d'alimentation (55) pour déplacer son piston (13a,13b) dans le sens de l'aspiration de la pompe (1a,1b) associée,
- il comprend au moins des moyens capteurs (Ga,Gb) aptes à détecter la fin de course de refoulement de chacun des pistons (13a,13b) des vérins (3a,3b),
- il comprend des moyens de commande contrôlant lesdits premiers (39) et seconds moyens (55) d'alimentation en fluide

BEST AVAILABLE COPY

5

10

15

20

The second secon

hydraulique sous pression des vérins (3a,3b) de façon que :

- une fois sa course d'aspiration terminée, chaque piston (13a,13b) de vérin se déplace en sens inverse pour entraîner pompe associée de façon effectuer la à une précompression du produit (23) aspiré par cette pompe, jusqu'à une valeur de pression voisine de la pression à laquelle sera effectué le refoulement dudit produit (23), et à maintenir cette pression jusqu'à la réception d'un ordre de mise en phase de refoulement de ladite pompe,
- en fin de course de refoulement, le passage du piston de vérin commandant celui-ci, au voisinage du capteur de fin de course de refoulement (Ga,Gb) déclenche l'étape de refoulement de l'autre piston hydraulique (13a,13b).
- 2. Dispositif suivant la revendication 1 caractérisé en ce que la phase de précompression est assurée par des troisièmes moyens d'alimentation en fluide sous pression (56).
- 3. Dispositif suivant la revendication 1 ou 2 caractérisé en ce que les moyens de commande sont tels, qu'une fois que les moyens capteurs (Ea,Eb) ont détecté la fin de course d'aspiration d'un vérin (3a,3b) il imposent à celui-ci une période d'immobilisation de brève durée (Dt), où période de stabilisation, précédant la phase de précompression.
- 4. Dispositif suivant l'une quelconque des revendications précédentes caractérisé en ce que ladite période d'immobilisation est réglable en fonction du débit de fluide hydraulique nécessaire pour assurer le refoulement d'un piston (13a, 13b) de vérin (3a, 3b).
- 5. Dispositif suivant l'une quelconque des revendications précédentes caractérisé en ce qu'il comprend une

10

15

20

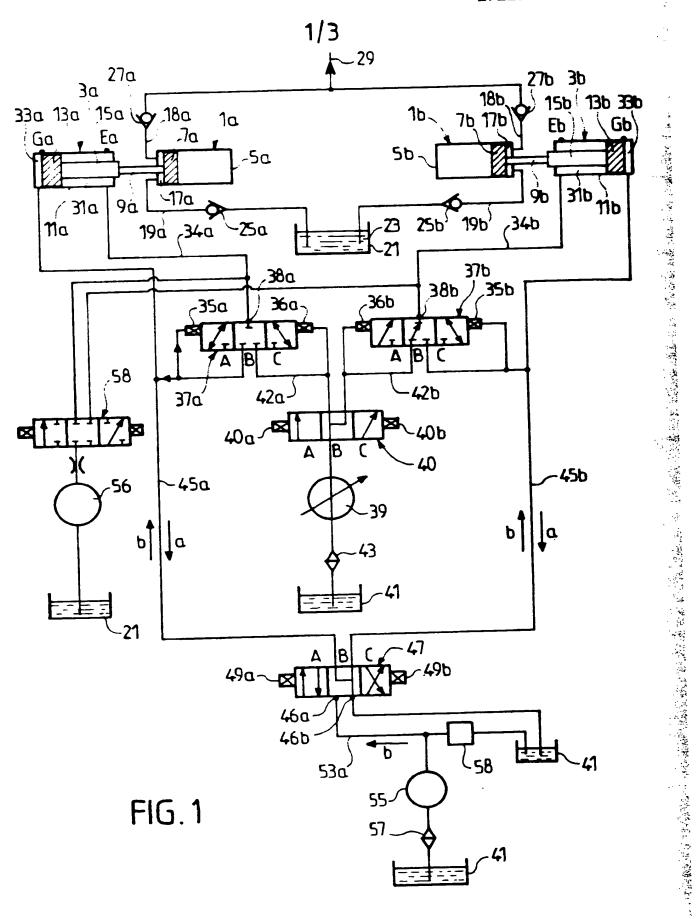
pompe séparée (56), destinée à assurer la précompression du produit à distribuer (23) admis dans la pompe lors de la phase d'aspiration.

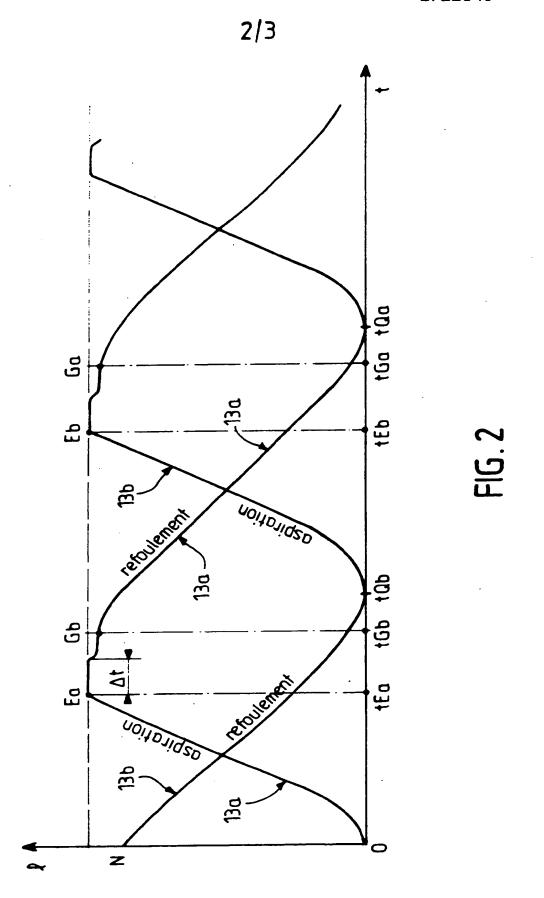
- 6. Distributeur hydraulique pour dispositif suivant l'une quelconque des revendications précédentes, comportant au moins deux voies de sortie (22,24) et un tiroir (26) alimenté en fluide hydraulique, monté coulissant par rapport aux deux voies de sortie (22,24) de façon à mettre progressivement chacune de celles-ci en communication avec le fluide hydraulique délivré par le tiroir (26), caractérisé en ce que les flans latéraux (48) du tiroir (26) sont inclinés vers l'intérieur par rapport à la surface de coulissement.
- 7. Distributeur suivant la revendication 6 caractérisé en ce que l'inclinaison des flans latéraux (48) est de l'ordre de trois à six degrés.

BEST AVAILABLE COPY

5

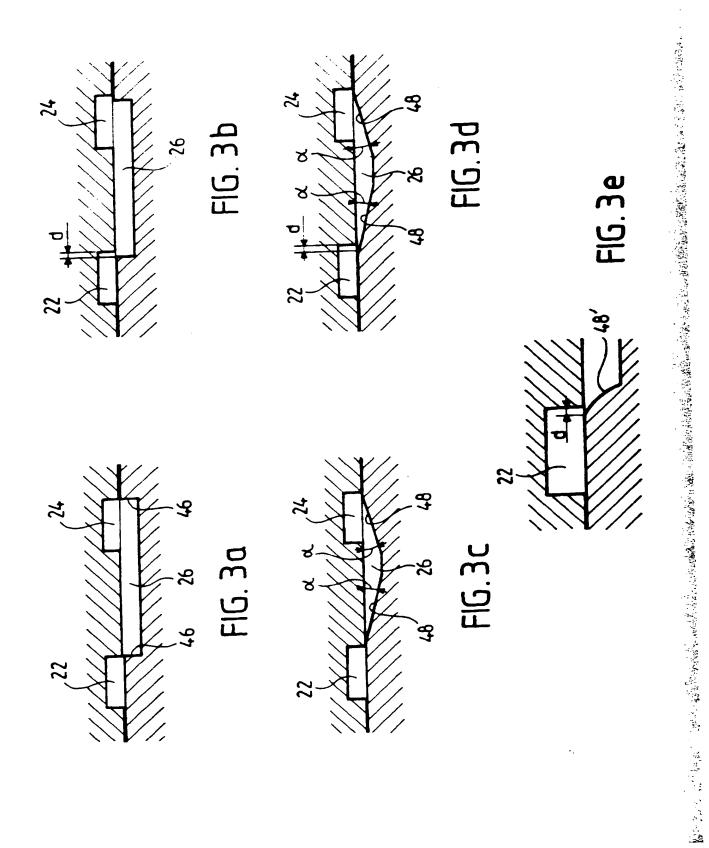
10





BEST AVAILABLE COPY

The control of the co



2722840

INSTITUT NATIONAL

RAPPORT DE RECHERCHE **PRELIMINAIRE**

N° d'enregistres actional

de la PROPRIETE INDUSTRIELLE

établi sur la base des dernières revendications déposées avant le commencement de la recherche FA 502385 FR 9409111

Catégorie	Citation du document avec indication, et des parties pertinentes	cas de besoin,		concernées de la demande examinée		
X Y	DE-A-28 07 182 (WIRZ ET AL * le document en entier *	.)		1 3,4,6,7		
Y A	US-A-5 141 408 (CONRAD ET at le document en entier *	AL.)		3,4		
Y A	US-A-4 666 374 (NELSON) * le document en entier *			6,7 1,3,4		
Y	US-A-3 981 622 (HALL ET AL * le document en entier *	.)		1-4		
Y	FR-A-2 689 571 (DESVIGNE) * le document en entier *			1-4		
					DOMA	INES TECHNIQUES
					RECH	ERCHES (M.CL.)
					F04B	
		•				
	Date	d'achivement de la rec	berche	<u>' </u>	Dominat	
		27 Avril 1	1995	Von	Arx,	H
Y: pa	CATEGORIE DES DOCUMENTS CITES rticulièrement pertinent à lui seul rticulièrement pertinent en combinaison avec un tre document de la même catégorie rtiment à l'encontre d'au moins une revendication	E : doct à la de é D : cité	ument de bre date de désd		une tate a ublié qu'à	atirieure cutte éste
, ou	arrière-plan technologique général vulgation non-écrite		•	êne famille, docu	ment corr	espondant

. iiii fauc Blank (uspto)